## Radial fan with spiral housing

Publication number: DE3310376

Publication date: 1984-09-27
Inventor: REINHARDT WILHELM

Inventor: REINHARDT WILHELM (DE)
Applicant: MULFINGEN ELEKTROBAU EBM (DE)

Classification:

- international: F04D29/42; F04D29/42; (IPC1-7): F04D29/42

- european: F04D29/42C

Application number: DE19833310376 19830322
Priority number(s): DE19833310376 19830322

Report a data error here

## Abstract of DE3310376

The invention relates to a radial fan with a spiral housing and a fan impeller pivotally mounted in the spiral housing, a lateral inlet aperture being provided in the spiral housing, there being an air gap or intermediate chamber between the inner wall of the spiral housing lying opposite the inlet aperture and the fan impeller. The invention is characterised in that the air gap or intermediate chamber is sealed off in a radial direction in the radial end area of the fan impeller.

Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

Best Available Copy



**DEUTSCHES** 

PATENTAMT

2 Aktenzeichen:

P 33 10 376.3-15

2 Anmeldetag:

22. 3.83

Offenlegungstag: Veröffentlichungstag

27. 9.84

der Patenterteilung:

17.11.88

Innerhalb von 3 Monaten nach Veröffentlichung der Erteilung kann Einspruch erhoben werden

(3) Patentinhaber:

EBM Elektrobau Mulfingen GmbH & Co, 7119 Mulfingen, DE

(7) Vertreter:

7, 5

Hasse, W., Dr.-Ing., 8130 Stamberg; Solf, A., Dr.-Ing., 8000 München; Zepf, C., Dipl.-Ing., Pat.-Anwälte, 5600 Wuppertal

@ Erfinder:

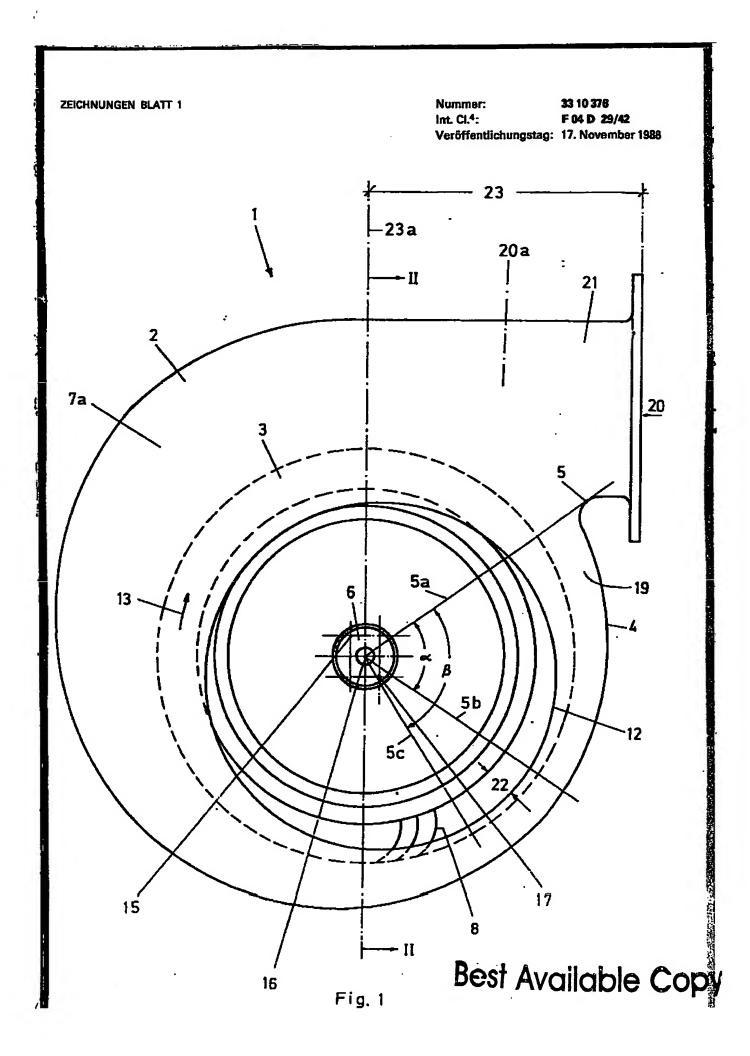
Reinhardt, Wilhelm, 7187 Schrozberg, DE

🖼 Für die Beurteilung der Patentfähigkeit in Betracht gezogene Druckschriften:

> 30 26 558 A1 DE 29 22 958 DE-OS DE-OS 21 09 409 27 976 AT 20 53 355 A GB US 20 13 499

G 7048 bekanntgem. am 7.5.53;

(A) Radialgebläse mit Spiralgehäuse



1. Radialgebläse mit einem Spiralgehäuse, einem in dem Spiralgehäuse drehbar gelagerten Lüfterrad, einer seitlichen Lufteinströmöffnung in dem Spiralgehäuse und einem Luftspalt bzw. Zwischenraum zwischen der der Lufteinströmöffnung gegenüberliegenden Innenwand des Spiralgehäuses und dem Lüfterrad, wobei der Luftspalt in radialer Richtung im radialen Endbereich des Lüfterrades mit einem 10 Ringsteg abgedichtet ist, dadurch gekennzeichnet, daß die Achse (16) des Lüfterrades (3) exzentrisch zur Achse (15) des Spiralgehäuses (2) angeordnet

zeichnet, daß sich die Achse (16) des Lüfterrades (3) im zweiten Ouadranten des um die Achse (15) des Spiralgehäuses (2) von den Seitenwänden (7, 7a)

gebildeten Kreises befindet.

3. Radialgeidase nach Anspruch 1 oder 2, dadurch 20 gekennzeichnet, daß die Achsen (16) und (15) so gegeneinander versetzt sind, daß sich die engste Stelle zwischen den Schaufeln (8) des Lüfterrades (3) und der Außenwand (4) des Spiralgehäuses (2) in einem Winkel avon 30 bis 110° vom Umlenkpunkt 25 nicht angestrebt. (5) ergibt, wobei der Scheitelpunkt des Winkels a in der Achse (15) liegt und der Winkel  $\alpha$  von der Geraden (5a), die sich von der Achze (16) zum Umlenkpunkt (5) erstreckt, in Pfeilrichtung (13) gemessen

4. Radialgebiäse nach Anspruch 3, dadurch gekennzeichnet, daß sich die engste Stelle in einem Winkel

a von etwa 70° befindet.

 Radialgebläse nach einem der / nsprüche 1 bis 4, sten Stelle 3 bis 10% des Lüfterrad-Außendurchmessers beträgt.

6. Radialgebläse nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, daß die Achse (17) der Lufteinströmöffnung (12) exzentrisch zur Achse 40 (16) des Lüfterrades (3) angeordnet ist und, bezogen auf die Achse (15) des Spiralgehäuses (2), im zweiten Quadranten des um die Achse (15) des Spiralgehäuses (2) von den Seitenwänden (7, 7a) gebildeten Kreises liegt.

7. Radialgebläse nach Anspruch 6, dadurch gekennzeichnet, daß die Achse (17) der Lufteinströmöffnung (12) exzentrisch zur Achse (15) des Spiralge-

häuses (2) angeordnet ist.

8. Radialgebläse nach einem der Ansprüche 6 und 7, 50 dadurch gekennzeichnet, daß die Achse (17) unter-

halb der Achse (16) liegt.

 Radialgebläse nach einem der Ansprüche 6 bis 8, dadurch gekennzeichnet, daß die Achse (17) in einam Winkelbereich  $\beta$  von 50 bis 130° liegt, wobei 55 einem Außenläufermotor. sich der Scheitelpunkt des Winkels B in der Achse (16) befindet und der eine Winkelschenkel von der Geraden (5a) gebildet wird, die sich von der Achse (16) zum Umlenkpunkt (5) hin erstreckt und der Bereich in Pfeilrichtung (13) vom anderen Winkel- 60 schenkel (5c) begrenzt wird.

10. Radialgebläse nach einem der Ansprüche 1 bis 9, dadurch gekennzeichnet, daß die Schaufeln (8) des Lüfterrades (3) in axialer Sicht teilweise in einem sichelförmigen Bereich (22) von der Gehäuse- 65 seitenwand (7a) nicht überdeckt sind, wobei die größte Breite des die Schaufeln (8) nicht überdekkenden Bereiche (22) beim Winkel Bliegt.

11. Radialgebläse nach Anspruch 10, dadurch gekennzeichnet, daß in axialer Sicht die größte Breite des Bereichs (22) im Bereich des Winkels  $\beta$  10 bis 110% der Höhe (H) der Schaufeln (8) des Lüfterrades (3) beträgt.

12. Radialgebläse nach einem der Ansprüche 1 bis 11, dadurch gekennzeichnet, daß der Riogsteg (11) auf der Innenseite (10) der Gehäusewand (?) des Spiralgehäuses (2) angeordnet ist und in axialer Richtung die Ronde (9) 0,5 bis 3 mm überragt.

## Beschreibung

Die Erfindung bezieht sich auf ein Radialgebläse mit 2. Radialgebläse nach Anspruch 1, dadurch gekenn- 15 einem Spiralgehäuse gemäß dem Oberbegriff des Anspruchs 1.

> Ein bekanntes Radialgebläse dieser Art ist in der DE-AS G 7 048 (7.5.53) beschrieben, bei der durch Anordnung von Abdichtungen zwischen dem Kreiselradauslauf und dem Spiralgehäuse die Gebläseverluste verringert und damit der Wirkungsgrad des Gebläses erhöht werden sollen. Eine Verringerung der Geräuschentwicklung bei gleichzeitiger Druckerhöhung ohne Verringerung des Volumenstroms wird mit diesem Gebläse

Ein weiteres Geblärg der eingangs genannten Art mit exzentrischer Ansaugöffnung in bezug auf die Laufradachse ist in der AT-PS 27 976 beschrieben. Durch die bei diesem Gebläse vorgenommene exzentrische Anordnung der Laufradachse soll erreicht werden, daß ein Rückströmen der Gebläseluft durch die Ansangöffnung ohne deren Verkleinerung begrenzt und dadurch die

Nutzwirkung erhöht wird.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, ein Radadurch gekennzeichnet, daß die Breite der eng- 35 dialgebläse der eingangs beschriebenen Art so auszubilden, daß bei geringster Geräuschentwicklung eine Druckerhöhung von 40% bis 50% gegenüber herkömmlichen Gebläsen möglich wird, Ane daß eine wesentliche Verringerung des Volumenstroms auftritt.

> Diese Aufgabe wird gemäß der Erfindung gelöst durch den Gegenstand des Anspruchs 1. Erfinderische Weiterbildungen und vorteilhafte Ausgestaltungen er-

geben sich aus den Unteransprüchen.

Weitere Merkmale, Einzelheiten, Vorteile und Anwendungsmöglichkeiten ergeben sich aus nachfolgender Beschreibung bevorzugter Ausführungsformen der Erfindung sowie aus der Zeichnung. Es zeigt

Fig. 1 eine Seitenansicht des erfindungsgemäßen Ra-

dialgebläses,

Fig. 2 einen Querschnitt entlang der Linie II-II in

Fig. 3 einen Querschnitt entlang der Linie II-II in Fig. 1 in einer abgewandelten Ausführungsform,

Fig. 4 einen Querschnitt durch das Radialgebläse mit

Das Radialgebläse 1 nach den Fig. 1 bis 3 besteht i. w. aus dem im Querschnitt etwa rechteckigen Spiralgehäuse 2 und dem ebenfalls im Querschnitt etwa rechteckig ausgebildeten Lüfterrad 3. Das Lüfterrad 3 ist auf einer sich quer zur Hauptebene 1a des Radialgebläses erstreckenden Achse 16 drehbar im Spiralgehäuse 2 gela-

Das Spiralgehäuse 2 wird von zwei etwa kreisrunden auf Abstand voneinander angeordneten Seitenwänden 7, 7a gebildet, die über eine quer zu den Seitenwänden sich erstreckende Außenwandung 4 miteinander in Verbindung stehen. Die Außenwandung 4 ist nicht vollkommen umlaufend, sondern unterbrochen ausgebildet, so

daß eine Öffnung 20a gebildet wird, an die ein Luftaustrittsteil 21 mit einem Ausblas 20 angesetzt ist. Das Spiralgehäuse 2 weist eine imaginäre Querachse 15 auf, die sich durch die Mittelpunkte der Kreisflächen der Seitenwände 7, 72 erstreckt.

In die Wandung 7a ist eine kreisförmige Einströmöffnung 12 eingebracht, die vurzugsweise als Düse ausgebildet ist, indem die Kante 12a in das Gehäuseinnere trichterförmig emgewölbt ist (Fig. 2 bis 4), wobei der eingewölbte Teil der Einströmöffnung vorzugsweise 10 15% bis 30% der Gehäusebreite einnimmt. Die kreisrunde Offnung 12, deren Durchmesser vorzugsweise kleiner ist als der Durchmesser des Lüfterrades 3 und vorzugsweise dem lichten Durchmesser-Abstand der Schaufeln 8 entspricht (Innendurchmesser des Lüfterrades zwischen den Schaufeln), umgibt die imaginäre Mittenachse 17, die sich parallelverlaufend zu den ebenfalls zueinander parallelverlaufenden Achsen 15, 16 erstreckt.

Das Lifterrad 3 besteht aus einer Blechronde 9, an 20 der im Außenrandbereich sich quer zur Rondenebene erstreckende Lüfterschaufeln 8 angeordnet sind. Die Lüfterschaufeln 8 fluchten vorzugsweise mit der Außenkante der Blechronde 9, d. h., sie überragen die Blechronde 9 radial nicht. Im Mittelpunktbereich der Blechronde 9 sitzt fest eine Nabe 6, die sich entgegengesetzt zur Richtung der Lüfterschaufeln jedoch parallel dazu erstreckt. Die Nabe 6 bildet somit eine Drehachse 16.

Der Durchmesser des Lüfterrades 3 ist kleiner als der Durchmesser des Spiralgehäuses 2; seine Breite ent- 30 spricht etwa der Breite des freien Innenraums des Spiralgehäuses 2. Die Nabe 6 des Lüfterrades 3 durchgreift eine entsprechende Öffnung 7d in der Seitenwandung 7 und ist an einem Antriebsmotor gelagert (nicht dargestellt), der das Lüfterrad 3 in Pfeibrichtung 13 antreiben kann. Zwischen der Ronde 9 und der Innenwandung 10 der Seitenwand 7 verbleibt ein Luftspalt 14 (Fig. 2, 3, 7) bzw. ein Zwischenraum 14s im radialen Endbereich (Fig. 4), der vorzugsweise etwa 1 mm bis 5 mm beträgt.

Die Blechronde 9 des Lüfterrades 3 kann aus Stabili- 40 tätsgründen entsprechend Fig. 2 im Querschnitt etwa tellerförmig ausgebildet sein oder, wie in Fig. 3 dargestellt, in radialer Richtung ebenflächig verlaufen, wobei die beiden Ausführungsformen im Randbereich der Blechronde 9 die Lüsterradschaufeln S angebracht sind. 45 Entsprechend der Querschnittskontur dieser Blechronde 9 ist zweckmäßigerweise die Innenwandung 10 der Gehäusewand 7 des Spiralgehäuses 2 geformt, so daß sich zwischen Innenwand 10 und Blechronde 9 ein Luftspalt 14 ergibt, der von den etwa parallel verlaufenden 50 Elementen 10 und 9 begrenzt wird.

Wesentlich ist, daß der Luftspalt 14 oder der Zwischenraum 14s in radialer Richtung im radialen Endbereich des Lüfterrades 3 vorzugsweise im Bereich der Lüfterschauseln 8 abgedichtet ist, so daß eine Luftstre- ss mung zumindest unterbrochen wird. Die Abdichtung kann z. B. durch einen kreisförmigen vorzugsweise aus Metall bestehendem Ringsteg 11 gebildet werden, der auf der Seitenwand 7 angeordnet ist und sich parallel zur Achse 16 erstreckt, wobei vorzugsweise der Mittelpunkt des Ringstegs 11 in der Achse 16 liegt. Der Ringsteg 11 kann die Ronde 9 berühren oder fast berühren und besteht in diesem Fall vorzugsweise aus Kunststoff oder einer Bürste bzw. einem Material, das wenig Reibung erzeugt. Zwecknäßig ist jedoch, den Durchmesser 65 des Ringstegs 11 etwas größer zu wählen als der Durchmesser des Lüfterrades 3 beträgt und eine Höhe des Stegs 11 vorzusehen, die größer ist als die Breite des

Luftspalts 14 bzw. Zwischenraums 14a im radialen Endbereich beträgt (Fig. 2, 3 und 4), so daß der Steg 11 die Ronde 9 in Richtung der Hauptebene 1a überragt, woraus eine labyrinthartige Abdichtung resultiert. Vorzugsweise wird die Höhe des Ringstegs (11) so gewählt, daß sich eine Überdeckung der Ronde 9 von etwa 0,5 bis 3 mm ergibt. Dabei sollte der radiale Spalt zwischen dem Ringsteg 11 und der Ronde 9 ebenfalls etwa 0,5 bis

3 mm dick sein.

In Kombination mit der beschriebenen Abdichtung kann die Leistung des Radialgebläses nach einer besonderen Ausführungsform der Erfindung dadurch gesteigert werden, daß die Achse 16 des Lüfterrades 3 exzentrisch zur Achse 15 des Spiralgehäuses 2 angeordnet ist. Vorzugsweise befindet sich die Achse 16 in der Seitenansicht gemäß Fig. 1 betrachtet, im zweiten Quadranten des um die Achse 15 von den Seitenwänden 7, 72 gebildeten Kreises, also unterhalb der Achse 15 vorzugsweise in Richtung auf den Ausblas 20 versetzt. Zweckmäßigerweise ist die Versetzung derart gewählt, daß sich die engste Stelle zwischen den Schaufeln 8 des Lüfterrades 3 und der Außenwandung 4 in einem Winkelabstand a von 30 bis 110°, vorzugsweise von etwa 70° (im Bereich des Winkelschenkels 5b) vom Umlenkpunkt 5 ergibt, wobei der Scheitelpunkt des Winkels a in der Achse 16 liegt und der Winkelabstand von der Geraden 5a, die sich von der Achse 16 zum Umlenkpunkt 5 erstreckt, in Pfeilrichtung 13 gemessen wird. Die Breite der engsten Stelle beträgt vorzugsweise etwa 3% bis 10% des LüfterradauBendurchmessers.

Nach einer weiteren Ausführungsform der Erfindung ist die Achse 17 der Einströmöffnung 12 in an sich bekannter Weise exzentrisch zur Achse 16 des Lüfterrades 3 und insbesondere auch exzentrisch zur Achse 15 des Spiralgehäuses 2 angeordnet. Vorzugsweise liegt die Achse 17 bezogen auf die Achse 15 ebenfalls im zweiten Quadranten zweckmäßigerweise unterhalb der Achse Besonders vorteilhaft ist, wenn die Achse 17 in einem Winkelbereich B von 50° bis 130° liegt, wobei sich der Scheitelpunkt des Winkels & ebenfalls in der Achse 16 befindet und der einen Winkelschenkel von der Geraden 5a gebildet wird, die sich von der Achse 16 zum Umlenkpunkt 5 erstreckt, und der Bereich in Pfeilrichtung 13 vom anderen Winkelschenkel 5c begrenzt wird.

Durch diese Anordnung ergibt sich bei der zweckmä-Bigen Ausführungsform gemäß Fig. 1, daß die Schaufeln 8 des Lüfterrades 3 im Bereich des Winkels & nicht überdeckt sind. Je nach Exzentrizität der Einströmöffnung 12 können erfindungsgemäß in einem etwa sichelförmigen Bereich 22 die Schaufeln 8 sichtbar werden, dessen maximale Breite im Bereich des Winkels B liegt und etwa 10% bis 110% der Schaufelhöhe H(Fig. 2) des Lüften ides 3 beträgt. Die in das Radialgebläse einströmende Luft tritt hauptsächlich in diesem Bereich 22 ein, wird durch das Lüfterrad umgelenkt und beschleunigt. Dabei wird ein Teil des geförderten Mediums nach Umlauf im Spiralgehäuse nicht durch den Ausblas 20 ausgeblasen, sondern unter Erhöhung des Druckes in den Kanal 19 unterhalb des Umlenkpunktes 5 geleitet, wobei eine nochmalige Beschleunigung erfolgt.

Infolge des relativ großen Abstandes zwischen Lüfterrad 3 und Luftumlenkpunkt 5 wird die Geräuschbil-

dung ebenfalls gemindert. Beim Ausführungsbeispiel gemäß Fig. 4 ist die Seitenwand 7 etwa tellerförmig nach außen gestellt ausgebildet. In dem daraus resultierenden Zwischenraum 14a sitzt ein Antriebsmotor 25, der als Außenläufermotor ausgebildet ist. Auf den Rotor des Außenläufermotors

6

ist die Ronde 9 des Lüfterrades 3 aufgepreßt. Der weitere Aufbau des Radialgebläses entspricht den anderen Ausführungsformen der Erfindung, die beispielhaft beschrieben worden sind.

Das Spiralgehäuse 2 kann entweder gegossen sein oder aus Stahlblech bestehen. Es besitzt eine radiale Einströmöffnung und einen Ausblas, der rechteckförmig, quadratisch oder auch mit kreisförmiger Öffnung ausgeführt sein kann. Zweckmäßigerweise beträgt der Abstand 23 zwischen der Mittelsenkrechten 23a durch die Lüfterradachse 16 und dem Ausblas 20 etwa 0,6 × D bis 0,8 × D, wobei mit D der Außendurchmesser des Lüfterrades 3 bezeichnet ist.

Der Luftausblas 20 weist zweckmäßigerweise eine im Querschnitt kreisförmige Öffnung auf, die gegenüber 15 einem rechteckigen bzw. quadratischen Ausblas im Rahmen der Erfindung eine weitere Erhöhung des Druckes bedingt. Dieser Druckanstieg ist zwar mit einer geringfügigen Verminderung des Volumenstroms verbunden, geht aber auf einen geringeren Ausblasquerschnitt und nicht auf die innere Raumform des Radialgebläses zurück.

Hierzu 4 Blatt Zeichnungen

25

30

35

40

45

50

55

60

Nummer: Int. Cl.4:

33 10 376 F 04 D 29/42

Veröffentlichungstag: 17. November 1988

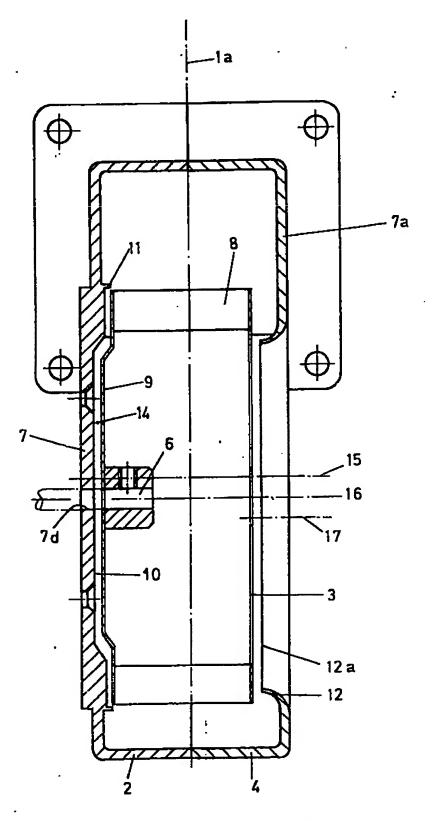


Fig. 2

Best Available Copy

ZEICHNUNGEN BLATT 3

11、一年の大学の大学の大学の大学の

Nummer: Int. Cl.4:

F 04 D 29/42

Veröffendichungstag: 17. November 1988

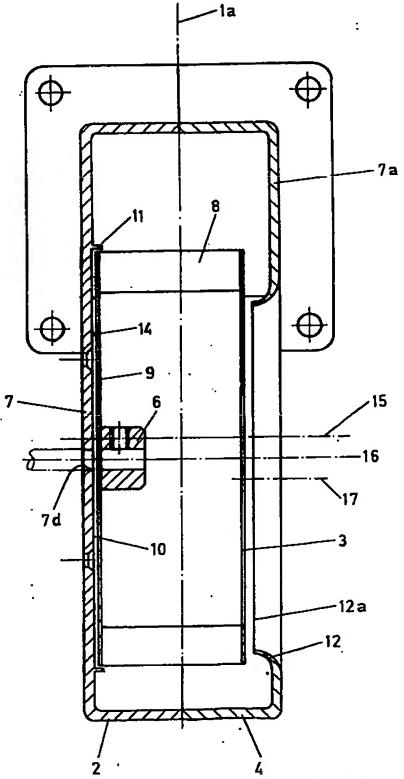


Fig. 3

Best Available Copy

EICHNUNGEN BLATT 4

Nummer:

33 10 376

int. Cl.4:

F 04 D 29/42

Veröffentlichungstag: 17. November 1988

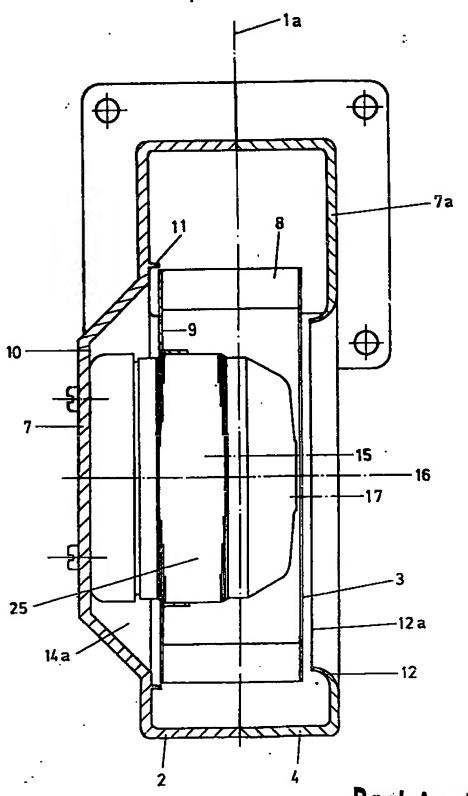


Fig. 4

Best Available Capy